# PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

08-074878

(43) Date of publication of application: 19.03.1996

(51)Int.CI.

F16D 3/40

B62D 1/20

(21)Application number : 06-211232

(71)Applicant: TOYOTA MOTOR CORP

(22)Date of filing:

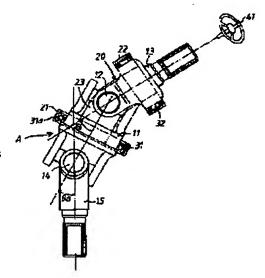
05.09.1994

(72)Inventor: SUZUKI TADAYUKI

### (54) COUPLING DEVICE

## (57) Abstract:

PURPOSE: To provide a coupling device in which the torque fluctuation caused by part precision and assembling error can be suppressed to the minimum. CONSTITUTION: A coupling device A having cross joints 12, 14 on both ends of a shaft 11 and connected to an input shaft 13 and an output shaft 15 by each cross joint, respectively, to connect the input shaft 13 to the output shaft 15 in such a manner as to be capable of transmitting a torque has an angle holding member 20 for holding one joint angle of both the cross joints constant.



## **LEGAL STATUS**

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

Searching PAJ 2/2 ページ

[Date of extinction of right]

Copyright (C); 1998,2003 Japan Patent Office

## (19)日本国特許庁 (JP)

# (12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号

# 特開平8-74878

(43)公開日 平成8年(1996)3月19日

(51) Int.Cl.<sup>6</sup>

識別記号

FΙ

技術表示箇所

F16D 3/40 B 6 2 D 1/20

Z

9142-3D

庁内整理番号

審査請求 未請求 請求項の数1 OL (全 3 頁)

(21)出願番号

特願平6-211232

(71)出願人 000003207

トヨタ自動車株式会社

愛知県豊田市トヨタ町 1番地

(22)出願日 平成6年(1994)9月5日

(72)発明者 鈴木 忠幸

愛知県豊田市トヨタ町1番地 トヨタ自動

車株式会社内

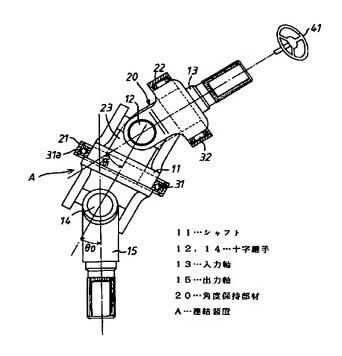
(74)代理人 弁理士 長谷 照一 (外2名)

## (54) 【発明の名称】 連結装置

#### (57)【要約】

【目的】 部品精度及び組付誤差等により生じるトルク 変動を小さく抑えることが可能な連結装置を提供するこ

【構成】 シャフト11の両端に十字継手12,14を それぞれ有して、各十字継手にて入力軸13と出力軸1 5にそれぞれ接続され、入力軸13と出力軸15をトル ク伝達可能に連結する連結装置Aにおいて、前記両十字 継手の一方のジョイント角を一定に保つ角度保持部材2 0を設けた。



### 【特許請求の範囲】

【請求項1】 シャフトの両端に十字継手をそれぞれ有して、各十字継手にて入力軸と出力軸にそれぞれ接続され、入力軸と出力軸をトルク伝達可能に連結する連結装置において、前記両十字継手の一方のジョイント角を一定に保つ角度保持部材を設けたことを特徴とする連結装置。

#### 【発明の詳細な説明】

#### [0001]

【産業上の利用分野】本発明は、例えば車両のステアリングシャフトや駆動軸の一部に使用されて入力軸と出力軸をトルク伝達可能に連結する連結装置に関する。

#### [0002]

【従来の技術】この種の連結装置の一つとして、シャフトの両端に十字継手をそれぞれ有して、各十字継手にて入力軸と出力軸にそれぞれ接続され、入力軸と出力軸をトルク伝達可能に連結するものがあり、例えば実開平1-87960号公報に示されている。

#### [0003]

【発明が解決しようとする課題】ところで、実開平1-87960号公報に示されている連結装置においては、 両十字継手のジョイント角が共に自由に変わり得る構成 となっているため、かかる連結装置を用いて図5に示し たようにステアリングホイール1とギヤボックス2を連 結する場合、入力軸3側のジョイント角 $\theta$ iと出力軸4 側のジョイント角 $\theta$ oが等しくなるように設定して、両 軸間のトルク伝達時に生じるトルク変動がゼロとなるよ うに設定しても、部品精度及び組付誤差により出力軸4 に連結されるギヤボックス2の位置が例えば図6に示し たように後方へずれると、入力軸3側のジョイント角 $\theta$ iが大きくなるとともに出力軸 4 側のジョイント角 θ ο が小さくなり、両ジョイント角が相反するように変化し て両ジョイント角に大きな角度差が生じ、これによって 大きなトルク変動が生じるようになる。このような現象 は、連結装置におけるシャフト5の長さを短くした場 合、ギヤボックス2の変位に対するシャフト5の角度変 位が大きくなるため、顕著となる。したがって、ギヤボ ックス2とステアリングホイール1の高さ方向の長さが 長く、更に両者の車両前後方向での距離が短い車両の場 合には、特に上記問題を考慮する必要があった。本発明 は、上記した問題に着目してなされたものであり、その 目的は部品精度及び組付誤差等により生じるトルク変動 を小さく抑えることが可能な連結装置を提供することに ある。

### [0004]

【課題を解決するための手段】上記した目的を達成するために、本発明においては、シャフトの両端に十字継手をそれぞれ有して、各十字継手にて入力軸と出力軸にそれぞれ接続され、入力軸と出力軸をトルク伝達可能に連結する連結装置において、前記両十字継手の一方のジョ

イント角を一定に保つ角度保持部材を設けた。

### [0005]

【発明の作用・効果】本発明による連結装置においては、角度保持部材によって両十字継手の一方のジョイント角が一定に保たれているため、入力軸に対して出力軸が部品精度及び組付誤差等により位置ずれした場合には、角度保持部材が設けられていない十字継手のみにでごョイント角が変化する。したがって、本発明による連結装置を用いて入力軸と出力軸をトルク伝達可能に連結した場合には、上記した従来の連結装置(両十字継手に角度保持部材が設けられていなくて、入力軸に対してする時度保持部材が設けられていなくて、入力軸に対してするように変化する連結装置)を用いた場合に比して、両ジョイント角間に生じる角度差が小さくなり、かかる角度差によって生じるトルク変動が小さくなる。

## [0006]

【実施例】以下に、本発明の一実施例を図面に基づいて 説明する。図1は本発明による連結装置 A を示してい て、この連結装置 A においては、シャフト11の一端に 十字継手12を介して入力軸13が接続されるととも に、シャフト11の他端に十字継手14を介して出力軸 15が接続されており、入力軸13と出力軸15がトル ク伝達可能に連結されている。また、この連結装置 A に おいて、シャフト11と入力軸13間に入力軸側の十字 継手12のジョイント角 $\theta$ iを一定(略30度)に保つ 角度保持部材20が設けられている。

【0007】角度保持部材20は、図1~図3に示したように、シャフト11にボールベアリング31を介して回転自在に組付けられる第1リング21と、入力軸13にローラベアリング32を介して回転自在に組付けられる第2リング22と、これら両リング21、22を所定の配置で連結する一対のリンク23、24によって構成されていて、第1リング21の出力軸側端部はボールベアリング31のアウターレース31aに部分的にカシメ固定されている。なお、ボールベアリング31は角度保持部材20が組付けられる前に組付けられており、またローラベアリング32は角度保持部材20が組付けられている。

【0008】上記のように構成した連結装置 A を用いて 図 4 に示したようにステアリングホイール 4 1 とギヤボックス 4 2 を連結する場合、仮想線のように入力軸 13 側のジョイント角  $\theta$  i と出力軸 15 側のジョイント角  $\theta$  i と出力軸 15 側のジョイント角  $\theta$  i と出力軸  $\theta$  に生じるトルク変動がゼロとなるように設定しても、部品精度及び組付誤差等によりギヤボックス 4 2 の位置が 例えば実線に示したように後方へずれると、出力軸 15 側のジョイント角  $\theta$  i は角度保持部材 2 0 によって定に保たれていて変化しない。したがって、従来の連結装置(両十字継手に角度保持部材が設けられていなくて、

両ジョイント角が相反するように変化する連結装置)を 用いた場合(図5及び図6に示した場合)に比して、両 ジョイント角間に生じる角度差が小さくなり(略数分の ーとなる)、かかる角度差によって生じるトルク変動が 小さくなる。なお、このシャフトの回転時には角度保持 部材は回転せず、ハンドル操作に伴ってシャフトのみが 回転する。

【0009】また、本実施例の連結装置 Aにおいては、シャフト11にボールベアリング31を介して組付けられるとともに入力軸13にローラベアリング32を介して組付けられる角度保持部材20によって入力軸13側のジョイント角 $\theta$  i が一定に保たれるようになっていて、車体構成部材(例えば、クロスメンバ)等に固定することなく実施できるため、車体振動がステアリングホイール41に伝達されることがないといった効果がある。

【0010】上記した実施例においては角度保持部材2 0によって入力軸13側のジョイント角 $\theta$ iを一定に保 つようにしたが、角度保持部材によって出力軸側のジョ イント角を一定に保つようにして本発明を実施すること も可能である。また、上記実施例においては本発明を車 両のステアリングシャフトに実施したが、本発明は駆動 軸の一部や他のトルク伝達部にも同様にまたは適宜変更 して実施することも可能である。

### 【図面の簡単な説明】

【図1】 本発明による連結装置の一実施例を示す一部 破断側面図である。

【図2】 図1に示した角度保持部材の平面図である。

【図3】 図2の3-3線に沿った断面図である。

【図4】 図1に示した連結装置を用いて構成した車両 用ステアリング装置の一例を概略的に示す側面図であ る。

【図5】 従来の連結装置を用いて構成した車両用ステアリング装置の一例を概略的に示す側面図である。

【図6】 図5においてギヤボックスが後方へずれた場合の側面図である。

#### 【符号の説明】

1 1 …シャフト、1 2. 1 4 …十字継手、13 …入力 軸、15 …出力軸、20 …角度保持部材、θ i …入力軸 側のジョイント角、θ o …出力軸側のジョイント角、A …連結装置。

